PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2000-046092

(43) Date of publication of application: 15.02.2000

(51)Int.Cl.

F16F 9/36 F16J 10/00

(21)Application number: 10-215272

15070 (71

(71)Applicant: TOKICO LTD

(22)Date of filing:

30.07.1998

(72)Inventor: MURATA HIROSHI

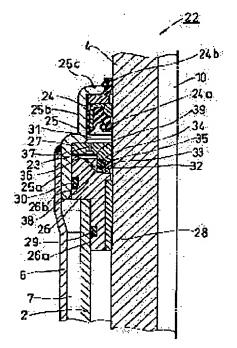
TACHIKAWA JUNYA

(54) CYLINDER DEVICE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To prevent wear caused by the movement of a backup ring of a double seal and to dispense with retrieving the oil to a drain chamber.

SOLUTION: A rod seal 33 and backup ring 34 are accommodated in an internal circumferential groove 32 at a rod guide 23 of a hydraulic cylinder 22 to form a double seal on the high pressure side, an oil seal 24 is provided on the low pressure side, and between them an oil sump 31 is formed. The oil sump 31 communicates with a part of groove 32 on its cylinder 2 side via oil paths 37 and 38, and the path 37 is provided with a check valve. When the pressure of the oil passed through the rod seal 33 and stored in the oil sump 31 becomes higher than the internal pressure of the cylinder 2, the check valve is opened to cause the oil to flow into the groove 32. The backup ring 34 is pressed always toward the upper guide 27 by the internal pressure of the cylinder 2 or



oil sump 31 and is free from risk of moving. Because the oil in the oil sump 31 is returned to the cylinder 2, a drain chamber is not necessary.

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2000-46092 (P2000-46092A)

(43)公開日 平成12年2月15日(2000.2.15)

(51) Int.Cl. ⁷	識別記号	FΙ		テーマコード(参考)
F16F 9/36		F 1 6 F 9/36		3 J 0 4 4
F16J 10/00		F16J 10/00	В	3 J 0 6 9

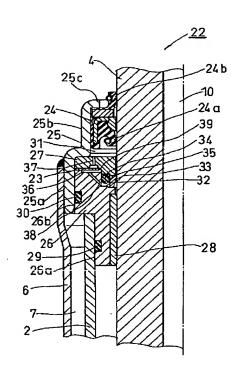
		審査請求	未請求 請求項の数1 OL (全 5 頁)
(21)出願番号	特顏平10-215272	(71)出願人	000003056
(22)出願日	平成10年7月30日(1998.7.30)		トキコ株式会社 川崎市川崎区東田町8番地
		(72)発明者	村田 広志 神奈川県綾瀬市小園1116番地 トキコ株式 会社相模工場内
·		(72)発明者	立川 純也 神奈川県綾瀬市小園1116番地 トキコ株式 会社相模工場内
	,	(74)代理人	100068618 弁理士 萼 経夫 (外2名)
			最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 シリング装置

(57)【要約】

【課題】 シリンダ装置において、二重シールのバック アップリングの移動による摩耗を防止するとともに、ド レン室への油液の回収を不要とする。

【解決手段】 油圧シリンダ22のロッドガイド23の内周 溝32内にロッドシール33およびバックアップリング34を 収容して高圧側の二重シールを構成し、低圧側にオイル シール24を設け、これらの間にオイル溜室31を形成す る。オイル溜室31を油路37、38を介して内周溝32のシリ ンダ2側の部位に連通させ、油路37に逆止弁39を設け る。ロッドシール33を通過してオイル溜室31に貯留され た油液は、その圧力がシリンダ2内の圧力より高くなっ たとき、逆止弁39を開いて内周溝32内へ流れる。バック バックアップリング34は、シリンダ2内またはオイル溜 室31内の圧力によって、常にアッパガイド27側へ押圧さ れるので移動することがない。また、オイル溜室31の油 液がシリンダ2側へ戻されるので、ドレン室が不要とな る。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 油液が封入されたシリンダと、該シリンダ内に摺動可能に嵌装されたピストンと、一端が前記ピストンに連結され他端が前記シリンダの外部へ延出されたピストンロッドと、前記シリンダの開口端部に設けられ前記ピストンロッドが液密的に挿通されたシール手段とを備えたシリンダ装置において、

1

前記シール手段は、ピストンロッドに摺接するロッドシールおよび該ロッドシールを前記ピストンロッドへ押圧するバックアップリングとからなり高圧側に配置された 10 二重シールと、低圧側に配置されたオイルシールと、前記二重シールと前記オイルシールとの間に形成されたオイル溜室と、該オイル溜室を前記二重シールの前記バックアップリングに対して前記シリンダ側の部位に連通させる油路と、該油路の前記オイル溜室側から前記二重シール側への油液の流通のみを許容する逆止弁とを備えていることを特徴とするシリンダ装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、自動車等の車両の 懸架装置等に装着されるシリンダ装置に関するものであ る。

[0002]

【従来の技術】自動車等の車両の懸架装置等に装着されるシリンダ装置としては、例えば自動車の車高調整用の油圧シリンダや振動減衰および衝撃吸収用の油圧緩衝器がある。

【0003】一例として、自動車の懸架装置に装着されて車高を制御する油圧シリンダについて図2を参照して説明する。図2に示すように、油圧シリンダ1は、油液が封入されたシリンダ2内に、ピストン3を摺動可能に嵌装し、一端部がピストン3に連結されたピストンロッド4の他端部をシリンダ2の開口端部に装着した後述のシール手段5に液密的に挿通させてシリンダ2の外部へ延出させた構造となっている。シリンダ2は、有底円筒状の外筒6内に収容されており、シリンダ2と外筒6との間は、その開口端部をシール手段5により閉塞して環状のドレン室7として提供されている。

【0004】ピストン3には、シリンダ2内の上下室を連通させる油液通路8と、この油液通路8の油液の流動を制御して減衰力を発生させるオリフィスおよびディスクバルブ等からなる減衰力発生機構9とが設けられている

【0005】また、ピストンロッド4内には、その軸心に沿って、シリンダ2内に袖液を給排するための袖液通路10が形成されており、この袖液通路10とは、外部に延出されたピストンロッド4の端部に取付けた管継手11を介して、給排油手段12、ばね要素としてのアキュムレータ13および減衰要素としての減衰力調整弁14が接続されている。なお、図2中、符号15は、シリンダ2の外部に 50

延出されたピストンロッド4を覆うようにピストンロッド3に取付けられた保護カバーである。

【0006】とのように構成した油圧シリンダ1は、車両懸架装置(図示せず)の車体側と車輪側との間に介装され、給排油手段12によって油液通路10を介してシリンダ2内に油液を給排することにより、ピストンロッド4を伸縮させて車高を調整する。また、走行中の車輪の懸架装置の振動によるピストンロッド4の伸縮に対して、シリンダ2から給排される油液をアキュムレータ13によって吸収してばね力を作用させ、このとき、シリンダ2とアキュムレータ13との間の油液の流通に対して、減衰力調整弁14よって適宜流通抵抗を付与することにより、減衰力を作用させる。

【0007】ところで、油圧シリンダ1のシール手段5には、高圧となるシリンダ2内の油液をシールするとともに、ピストンロッド4の円滑な摺動を確保することが要求される。そこで、シール手段5は、内側(高圧側)のロッドガイド16に二重シール17を設け、外側(低圧側)のシールキャップ18にオイルシール19を設け、これらの間にオイル溜室20を形成した2段シール構造となっている。

【0008】二重シール17は、ピストンロッド4に摺接するロッドシール17aと、このロッドシール17aをピストンロッド4へ押圧するバックアップリング17b(弾性体)とからなり、シリンダ2内の油圧をロッドシール17aで受け止めるとともに、僅かな油液を通過させてピストンロッド4の外周面に適度な油膜を形成することによって摺動抵抗を低減するようにしている。

【0009】オイルシール19は、内側のオイルリップ部 19a と外側のダストシール部19b とを有しており、ピストンロッド4の外周面に形成された油膜をオイルリップ 部19a で掻き落とすことのよって外部への油液の漏れを防止し、また、ピストンロッド4に付着した外部の異物をダストシール部19b で払拭することにより、オイル溜室20への異物の侵入を防止するようにしている。

【0010】そして、ロッドシール17aを通過し、オイルリップ部19aによって掻き落とされた油液は、オイル溜室20に一旦貯留された後、油路21を通ってドレン室7へ回収される。ドレン室7に回収された油液は、定期的にドレンプラグ(図示せず)から排出され、または、ドレン配管(図示せず)を介して当該油圧回路のリザーバへ戻される。

【0011】ところが、上記従来の2段シール構造のシール手段5では、弾性体であるバックアップリング17bがシリンダ2内とオイル溜室20内との差圧によって一側に押しつけられて変形することにより、ロッドシール17aへの押圧力が増大し、ピストンロッド4の摺動抵抗が大きくなり、さらに、ロッドシール17aの摩耗が増大して油漏れの原因となるという問題があった。

【0012】そこで、本出願人は、特開平10-544

36号において、オイル溜室をドレン室に連通させる油路にリリーフ弁を設けることにより、オイル溜室の圧力を高めに維持し、シリンダ室との差圧を小さくすることによって、バックアップリングの変形を小さくして、ロッドシールへの押圧力の増大を抑制し、ピストンロッド4の摺動抵抗およびロッドシールの摩耗の増大を防止するようにしたシリンダ装置のシール手段を提案している。

[0013]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、上記従 10 来のシリンダ装置のシール手段では、次のような問題が あった。すなわち、ドレン室に回収された油液を排出す るためには、ドレンプラグが必要となり、排出の手間も かかる。一方、ドレン室に回収された油液を油圧回路の リザーバへ戻すためには、専用の配管を設ける必要があ り、車両への搭載性が悪化し、製造コストも高くなる。 【0014】また、オイル溜室をドレン室に連通させる 通路にリリーフ弁を設けたものでは、ピストンロッド伸 縮によって、シリンダ内の圧力が変動すると、オイル溜 室内の圧力もこれに遅れて追従するため、オイル溜室内 20 の圧力がシリンダ内の圧力よりも高くなることがある。 これにより、シリンダ内の圧力とオイル溜室の圧力との 高低関係が変化すると、二重シールのバックアップリン グに作用する力の方向が変化して、バックアップリング が移動するため、バックアップリングが摩耗しやすくな る。さらに、バックアップリングが移動すると、ロッド シールへの荷重点が変化するので、シール性が低下した り、ロッドシールの偏摩耗が発生する虞がある。

【0015】なお、例えば、ポンプ手段を内蔵したいわゆるセルフレベリング式油圧緩衝器のように、シリンダ 30室内の圧力が高圧になる油圧緩衝器等においても、上記のような2段シール構造のシール手段を採用する場合が多くなっており、このようなその他のシリンダ装置でも同様な問題が発生している。ただし、油圧緩衝器の場合、オイル溜室の油液は、当該油圧緩衝器のリザーバに回収されるものもある。

【0016】本発明は、上記の点に鑑みてなされたものであり、二重シールのバックアップリングの移動を防止するとともに、ドレン室への油液の回収を不要としたシリンダ装置を提供するととを目的とする。

[0017].

【課題を解決するための手段】上記の課題を解決するために、本発明は、油液が封入されたシリンダと、該シリンダ内に摺動可能に嵌装されたピストンと、一端が前記ピストンに連結され他端が前記シリンダの外部へ延出されたピストンロッドと、前記シリンダの開口端部に設けられ前記ピストンロッドが液密的に挿通されたシール手段とを備えたシリンダ装置において、前記シール手段は、ピストンロッドに摺接するロッドシールおよび該ロッドシールを前記ピストンロッドへ押圧するパックアッ 50 の間に、オイル溜室31が形成されている。

ブリングとからなり高圧側に配置された二重シールと、 低圧側に配置されたオイルシールと、前記二重シールと 前記オイルシールとの間に形成されたオイル溜室と、該 オイル溜室を前記二重シールの前記バックアップリング に対して前記シリンダ側の部位に連通させる油路と、該 油路の前記オイル溜室側から前記二重シール側への油液 の流通のみを許容する逆止弁とを備えていることを特徴 とする。

【0018】 このように構成したことにより、オイル溜室内の油液の圧力がシリンダ内の圧力よりも高くなったとき、オイル溜室の油液は、逆止弁を開いて油路を通って二重シールのバックアップリングに対してシリンダ側の部位へ流れ、シリンダ側へ戻される。これにより、二重シールのバックアップリングは、シリンダ内の圧力とオイル溜室の圧力との高低関係にかかわらず、常に一側に押圧されることになるので、移動することがない。【0019】

【発明の実施の形態】以下、本発明の一実施形態を図面に基づいて詳細に説明する。なお、本実施形態に係る油圧シリンダは、図2に示す従来例に対して、ピストンロッドのシール手段が異なる以外は、概して同様の構造であるから、シール手段の付近のみを拡大して図1に示し、図2のものと同様の部分には同一の符号を付して異なる部分についてのみ詳細に説明する。

【0020】図1に示すように、本実施形態に係る油圧シリンダ22では、シリンダ2および外筒6の開口端部に、ロッドガイド23および低圧側のオイルシール24がピストンロッド4を挿通させてシールキャップ25によって取付けられている。ロッドガイド23は、小径部26a および大径部26b を有する環状のロワガイド26と、このロワガイド26の大径部26b と同径の環状のアッパガイド27とから構成されている。また、シールキャップ25は、ロワガイド26の大径部26b およびアッパガイド27の外周に嵌合する大径部25a と、オイルシール24の外周に嵌合する小径部25b と、この小径部25b の端部に形成された内側フランジ部25c とを有している。

【0021】ロワガイド26は、ブッシュ28を介してビストンロッド4を摺動可能に挿通させ、小径部26aをOリング29を介してシリンダ2内に嵌合させてシリンダ2の開口端部を閉塞しており、大径部26bの端部にアッパガイド27を接合させ、この大径部25a内に嵌合させている。シールキャップ25は、その大径部25aが外筒6内に嵌合、溶接され、ロワガイド26とともに外筒6の開口端部を閉塞しており、大径部25aと小径部25bとの間の段部にアッパガイド27を当接させてロッドガイド23を固定している。また、シールキャップ25の小径部25b内に、オイルシール24が嵌合され、内側フランジ部25cに当接して固定されており、ロッドガイド23とオイルシール24との間に、オイル溜室31が形成されている。

【0022】ロッドガイド23のロワガイド26とアッパガ イド27との間には、内周溝32が形成されている。内周溝 32には、ピストンロッド4に摺接するロッドシール33お よびこのロッドシール33をピストンロッド4へ押圧する 弾性体からなるバックアップリング34が収容されてお り、これらによって高圧側の二重シールが構成されてい る。この二重シールのロッドシール33は、シリンダ2内 の油圧を受け止めるとともに、僅かな油液を通過させて ピストンロッド4の外周面に適度な油膜を形成するよう になっている。また、内周溝32内には、ロッドシール33 10 とバックアップリング34との間に、アッパガイド27に形 成された環状突起35が突出されており、この環状突起35 によってバックアップリング34のピストンロッド4側へ の押圧力の一部を受け止めるようになっている。

【0023】ロッドガイド23のロワガイド26とアッパガ イド27との接合部には、弁室36が形成されている。弁室 36は、アッパガイド27に設けられた油路37によってオイ ル溜室31に連通され、また、ロアガイド26に設けられた 油路38によって内周溝32内のバックアップリング34に対 してシリンダ2側の部位に連通されている。アッパガイ ド27の油路37の弁室26側の開口部には、逆止弁39が設け られている。逆止弁39は、ロワガイド26とアッパガイド 27との接合部によって一端側がクランプされた可撓性の 弁体からなり、油路37のオイル溜室31側から弁室36側へ の油液の流れを受けて撓んで開弁することにより、この 方向の油液の流れのみを許容するようになっている。

【0024】オイルシール24は、内側に配置されたオイ ルリップ部24a と外側に配置されたのダストシール部24 b とを備えており、ピストンシール33を通過した油液に よってビストンロッド4の外周面に形成された油膜をオ イルリップ部24a で掻き落とすとともに、ピストンロッ ド4に付着した外部の異物をダストシール部24b で払拭 するようになっている。

【0025】以上のように構成した本実施形態の作用に ついて次に説明する。

【0026】高圧側のロッドシール33では、シリンダ2 内の油液の圧力を受け止めるとともに、ピストンロッド 4の伸縮にともなって僅かな油液をオイル溜室31側へ通 過させることにより、ピストンロッド4の外周面に適度 な油膜を形成して、摺動抵抗を低減している。低圧側の オイルシール24では、ロッドシール33を通過した油液に よってピストンロッド4の外周面に形成された油膜をオ イルリップ部24a で掻き落として油液の漏れを防止し、 また、ピストンロッド4に付着した外部の異物をダスト シール部24b で払拭して外部からの異物の侵入を防止し ている。とのようにして、高圧側のロッドシール33およ び低圧側のオイルシール24によって2段階にシールを行 うことより、油液の漏れを確実に防止するとともに、ピ ストンロッド4を円滑に摺動させることができる。

32内に伝達され、バックアップリング34をアッパガイド 27側へ押圧する。この圧力が大きくなってバックアップ リング34が強く圧迫されると、ピストンロッド4側への 押圧力が増大するが、その一部が環状突起35によって受 け止められるので、ロッドシール33がピストンロッド4 に過度に強い力で押しつけられることがなく、ロッドシ ール33の摺動抵抗および摩耗の増大を防止することがで きる。なお、環状溝32内の圧力は、油路38によって弁室 36へ伝達されるが、逆止弁39が閉じるので、油路37を介 してオイル溜室31へ伝達されることはない。また、環状 溝32内の圧力(油液)は、ピストンロッド4の伸縮に応 じてシリンダ2内の圧力が低下したときに、ロッドシー ル33のシリンダ2側およびピストンロッド4とブッシュ 28との間を介して、僅かずつシリンダ2内へ戻される 【0028】ピストンロッド4の伸縮の繰り返しによっ て、ロッドシール33からの油液の漏れが蓄積して、オイ ル溜室31内の圧力がシリンダ2内の圧力と同程度まで上 昇することがある。この状態で、シリンダ2内の圧力が 低下すると、逆止弁39が開いてオイル溜室31内の油液が 油路37、弁室36および油路38を通って環状溝32内のバッ クアップリング34に対してシリンダ2側の部位に導入さ れ、その圧力によってバックアップリング34がアッパガ イド27側へ押圧される。このように、シリンダ2内の圧 力とオイル溜室31内の圧力との高低関係にかかわらず、 バックアップリング34は、常にアッパガイド27側へ押圧 されることになり、背圧が作用して移動することがない ので、バックアップリング34の摩耗を防止することがで きる。また、バックアップリング34の移動によるロッド シール33への荷重点の変化を防止して、ロッドシール33 30 のシール性の低下および偏摩耗を防止することができ る。

【0029】とのようにして、オイル溜室31内の油液 は、環状溝32内のバックアップリング34に対してシリン ダ2側の部位、すなわち、シリンダ2側へ適宜戻される ので、ドレン室7で油液を回収する必要がなくなり、ド レンプラグ、ドレン配管等が不要となり、車両への搭載 性を向上させるとともに製造コストを低減させることが できる。

【0030】なお、本実施形態では、一例として本発明 を自動車の懸架装置に装着される油圧シリンダに適用し た場合について説明しているが、本発明は、これに限ら ず、油圧緩衝器等の他のシリンダ装置にも同様に適用す ることができる。

[0031]

【発明の効果】以上詳述したように、本発明のシリンダ 装置は、ピストンロッドのシール手段として、高圧側の 二重シールと、低圧側のオイルシールと、これらの間に 形成されたオイル溜室と、オイル溜室を二重シールのバ ックアップリングに対してシリンダ側に連通させる油路 【0027】 このとき、シリンダ2内の圧力は、環状溝 50 と、この油路のオイル溜室側から二重シール側への油液 の流通のみを許容する逆止弁とを設けたことにより、オ イル溜室内の油液の圧力がシリンダ内の圧力よりも高く なったとき、オイル溜室の油液は、逆止弁を開いて油路 を通って二重シールのバックアップリングに対してシリ ンダ側の部位へ流れ、シリンダ側へ戻される。これによ り、二重シールのバックアップリングは、シリンダ内の 圧力とオイル溜室の圧力との髙低関係にかかわらず、常 に一側に押圧されることになるので、移動することがな い。その結果、ドレン室で油液を回収する必要がなくな り、ドレンプラグ、ドレン配管等が不要となり、車両へ 10 24 オイルシール の搭載性を向上させるとともに製造コストを低減させる ことができる。また、バックアップリングの移動による 摩耗、ロッドシールのシール性の低下および偏摩耗を防 止することができる。

【図面の簡単な説明】

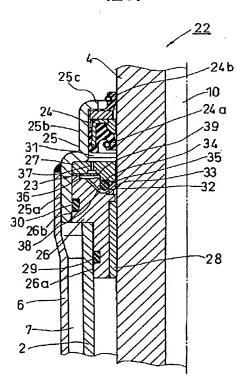
*【図1】本発明の一実施形態に係る油圧シリンダの要部 を拡大して示す縦断面図である。

【図2】自動車の懸架装置に装着される従来の油圧シリ ンダの縦断面図である。

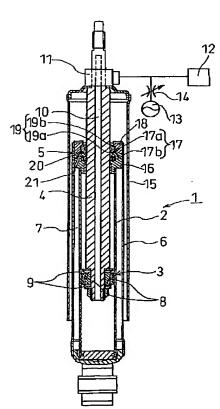
【符号の説明】

- 2 シリンダ
- 3 ピストン
- 4 ピストンロッド
- 22 油圧シリンダ(シリンダ装置)
- - 31 オイル溜室
 - 33 ロッドシール (二重シール)
 - 34 バックアップリング (二重シール)
 - 38 油路
- 39 逆止弁

【図1】



[図2]



フロントページの続き

Fターム(参考) 3J044 AA14 AA18 AA20 BA06 BC20 CC14 DA10 3J069 AA54 CC11 CC18 CC19 CC22 DD47